Sealed ball-joint

Patent number:

EP1318317

Publication date:

2003-06-11

Inventor:

STRAUCH JUERGEN DIPL-ING (DE); WACKES

ULRICH (DE)

Applicant:

SACHSENRING FAHRZEUGTECHNIK GM (DE)

Classification:

- international:

F16C11/06; F16C11/06; (IPC1-7): F16C11/06

- european:

F16C11/06E2

Application number: EP20020400055 20021209 Priority number(s): DE20012020096U 20011210 Also published as:

EP1318317 (B1) DE20120096U (U

Cited documents:

DE19921952 DE1575437

US2397464

US3357728 GB1121004

Report a data error he

Abstract of EP1318317

Seal for a ball joint comprises a tight-fitting connecting element (5) surrounding the shaft (3.3) of a ball pivot (3) and having an L-shaped cross-section at the end (5.1) lying flange-like on the housing and open in the direction of the housing. A sealing bellows edge (4.2) fixed on the shaft of the ball pivot lies tightly on the inner contour of the end of the connecting element. The sealing bellows (4) has at least one protuberance (A1) joined to the sealing bellows edge (4.1) on the housing side and pointing away from the ball pivot. <??>Preferred Features: The approximately L-shaped end of the connecting element consists of an axial arm (5.3) running coaxially to the middle line (M) of the ball pivot and a distance way from this in the direction of the housing and a radial arm (5.2).

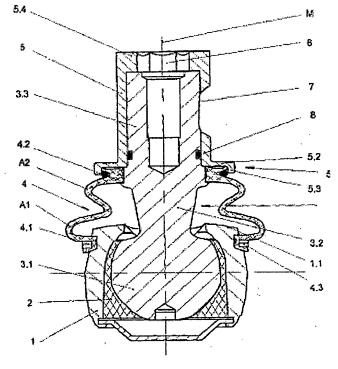


Fig. 1

Data supplied from the **esp@cenet** database - Worldwide

	• • •		,
·			
			·
			-
			·



Europäisches Patentamt European Patent Office Office européen des brevets



(11) **EP 1 318 317 A1**

(12)

EUROPÄISCHE PATENTANMELDUNG

(43) Veröffentlichungstag: 11.06.2003 Patentblatt 2003/24

(51) Int Cl.7: **F16C 11/06**

(21) Anmeldenummer: 02400055.6

(22) Anmeldetag: 09.12.2002

(84) Benannte Vertragsstaaten:
AT BE BG CH CY CZ DE DK EE ES FI FR GB GR
IE IT LI LU MC NL PT SE SI SK TR
Benannte Erstreckungsstaaten:

AL LT LV MK RO

(30) Priorität: 10.12.2001 DE 20120096 U

(71) Anmelder: Sachsenring Fahrzeugtechnik GmbH 08058 Zwickau (DE)

(72) Erfinder:

- Strauch, Jürgen, Dipl.-Ing. 08115 Lichtentanne (DE)
- Wackes, Ulrich 08115 Lichtentanne (DE)
- (74) Vertreter: Rumrich, Gabriele Limbacher Strasse 305 09116 Chemnitz (DE)

(54) Abdichtung für ein Kugelgelenk

(57) Die Erfindung betrifft eine Abdichtung für ein Kugelgelenk, welches ein Gehäuse (1) zur Aufnahme einer in einer Gleitschale (2) beweglich gelagerten Kugel (3.1) eines Kugelzapfens (3) sowie einen zwischen dem Gehäuse (1) und dem Kugelzapfen (3) angeordneten Dichtungsbalg (4) aufweist, dessen erster Dichtungsbalgrand (4.1) an dem Gehäuse (1) und dessen zweiter Dichtungsbalgrand (4.2) an dem Schaft (3.3) des Kugelzapfens (3) abdichtend anliegt. Erfindungsgemäß zeichnet sich das Kugelgelenk dadurch aus,

- dass auf dem Schaft (3.3) des Kugelzapfens (3) ein festsitzendes und diesen hülsenförmig umschließendes Verbindungselement (5) angeordnet ist, dessen gehäuseseitiges, flanschartig ausgebildetes Ende (5.1) im Querschnitt gesehen annähernd eine in Richtung zum Gehäuse (1) geöffnete L-Form aufweist, an deren Innenkontur der am Schaft (3.3) des Kugelzapfens (3) befestigte Dichtungsbalgrand (4.2) abdichtend anliegt, und
 - dass der Dichtungsbalg (4) wenigstens eine, sich an den gehäuseseitigen Dichtungsbalgrand (4.1) anschließende, vom Kugelzapfen (3) weg gerichtete Ausstülpung (A1) aufweist.

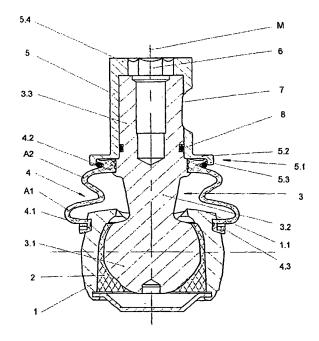


Fig. 1

Beschreibung

[0001] Die Erfindung betrifft eine Abdichtung für ein Kugelgelenk nach dem Oberbegriff des ersten Patentanspruchs, welches ein Gehäuse zur Aufnahme einer in einer Gleitschale beweglich gelagerten Kugel eines Kugelzapfens sowie einen zwischen dem Gehäuse und dem Kugelzapfen angeordneten Dichtungsbalg aufweist, dessen erster Dichtungsbalgrand an dem Gehäuse und dessen zweiter Dichtungsbalgrand an dem Schaft des Kugelzapfens abdichtend anliegt.

1

[0002] Bei derartigen Kugelgelenken, die beispielsweise in der Fahrzeugtechnik Anwendung finden, führt der Kugelzapfen mittels der in dem Gehäuse gelagerten Kugel Dreh- und

[0003] Winkelbewegungen aus. Die dabei verwendeten, der Abdichtung dienenden Dichtungsbalge sind auf Grund ihrer Anordnung zwischen Gehäuse und Kugelzapfen einer ständigen Dehn-, Stauch- und Drehbewegung und damit einer großen Beanspruchung ausgesetzt. Insbesondere bei großen Schwenkund Drehwinkeln ist die Belastung extrem. Es kommt häufig zu einem vorzeitigen Ausfall der Kugelgelenke auf Grund von Undichtheiten im Verbindungsbereich von Dichtungsbalg und Gehäuse bzw. von Dichtungsbalg und Kugelzapfen. Vor allem letztere Verbindung ist bei axial verstellbaren Kugelgelenken in stehender Einbaulage ein kritischer Bereich, da hier nicht das den Schaft des Kugelzapfens aufnehmende Bauteil als zusätzliche Abdichtfläche genutzt werden kann.

[0004] Zur Verbesserung der Abdichtung und damit der Vermeidung eines schnellen Verschleißes der Kugelgelenke wurden unterschiedlichste Lösungen entwickelt.

[0005] Um eine entsprechende Abdichtung im zapfenseitigen Bereich des Kugelgelenks zu gewährleisten, sind beispielsweise am Schaft des Kugelzapfens angeordnete Halte- oder Zwischenringe zur Aufnahme des Dichtungsbalgrandes vorgesehen (z.B. DE 199 10 689 C1, DE 199 11 770 A1, DE 199 21 952 A1 oder DE 199 50 281 A1).

[0006] Im Querschnitt gesehen liegt dabei üblicherweise ein Schenkel dieses Ringes in axialer Richtung am Schaft des Kugelzapfens an, während ein weiterer Schenkel in radialer Richtung vom Kugelzapfen weg führt. Der Dichtungsbalgrand wird zwischen beiden Schenkeln aufgenommen. Unterschiede bestehen bei diesen Varianten lediglich in der Ausbildung des Ringes bzw. des mit diesem in Kontakt tretenden Dichtungsbalgrandes.

[0007] Diese Lösungen bieten bereits eine verbesserte Abdichtung gegenüber den Ausführungen, bei denen der Dichtungsbalgrand beispielsweise unmittelbar an einem den Kugelzapfenschaft aufnehmenden Fahrzeugbauteil anliegt. Insbesondere bei den o.a. Einsatzbereichen mit in der Aufnahme axial verstellbaren Kugelgelenken, die zudem noch großen Schwenkund Drehwinkeln ausgesetzt sind, ist ihre Dichtwirkung aber

immer noch unzuverlässig. Das ist durch die Ausbildung bzw. Anordnung des relativ schmalen Halte- oder Zwischenringes auf dem Außendurchmesser des Schaftes des Kugelzapfens bedingt. Die Handhabung bei der Montage des Dichtungsbalges ist debei ehenfalls nicht

 Montage des Dichtungsbalges ist dabei ebenfalls nicht einfach.

[0008] Einen weiteren kritischen Bereich bezüglich der Zuverlässigkeit der Abdichtung eines Kugelgelenks stellt der Dichtungsbalg selbst dar.

[0009] Die üblicherweise kugelförmigen Dichtungsbalge sind bei Winkelbewegungen des Kugelgelenks auf der einen Seite Stauch- und auf der anderen Seite Dehnbewegungen ausgesetzt. Das führt häufig zu Beschädigungen des Dichtungsbalges und damit ebenfalls zu Undichtheiten.

[0010] Deshalb wurden auch Veränderungen im Mantelbereich des Dichtungsbalges vorgenommen, mit deren Hilfe die Dichtheit des Kugelgelenks weiter verbessert werden soll.

[0011] So ist es bekannt, den Dichtungsbalg durch entsprechende Aus- bzw. Einstülpungen in seinem Mantelbereich zu verlängern, so dass bei den Bewegungen des Kugelgelenks, insbesondere auf der Seite des gedehnten Teiles des Dichtungsbalges, die Abnutzungs- bzw. Abreißgefahr vermindert wird.

[0012] Eine bekannte Lösung (DE 100 31 150) sieht beispielsweise vor, eine Aus- bzw. Einstülpung des Dichtungsbalges koaxial zur Mittelachse des Kugelzapfens anzuordnen. Dabei verläuft ein vom Gehäuse abgehender Schenkel der Ausstülpung nahezu parallel zur Mittelachse des Kugelzapfens, geht dann in eine, wieder in Richtung Gehäuse zurückgehende Einstülpung über, um schließlich mit einem Schenkel - eine S-Form vollendend - mit dem Schaft des Kugelzapfens in Verbindung zu treten.

[0013] Durch diese Ausbildung kann bei einer Winkelbewegung des Kugelzapfens der Dichtungsbalg auf der einen Seite gedehnt werden, ohne dabei Beschädigungen davonzutragen. Auf der anderen Seite wird der Sförmige Abschnitt dagegen aneinandergefaltet an den Kugelzapfen gedrückt. Dadurch ist an dieser Stelle durch die bei der Stauchbewegung entstehenden Berührungen und Reibungen ein schneller Verschleiß des Dichtungsbalges zu erwarten.

[5014] In der DE 198 50 378 C1 wird ein Kugelgelenk mit einem Dichtungsbalg beschrieben, der eine vom Kugelzapfen weg führende Ausstülpung unmittelbar im Anschluss an den am Schaft befestigten Dichtungsbalgrand aufweist.

[0015] Hier ist auch im Falle der Stauchbewegung der Dichtungsbalg vom Kugelzapfen weg gerichtet. Die Anordnung der Ausstülpung des Dichtungsbalges im schaftseitigen Bereich des Kugelzapfens hat aber den Nachteil, dass dort nur ein sehr eingeschränkter Platz für den Dichtungsbalg vorhanden ist. Es besteht dadurch die Gefahr, dass es bei Bewegungen des Gelenks zu Reibungen des Dichtungsbalges mit benachbarten Flächen, beispielsweise mit dem den Schaft des Kugel-

4

zapfens aufnehmenden Fahrzeugteil kommt, und damit ebenfalls ein schneller Verschleiß herbeigeführt wird.

[0016] Der Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, eine Abdichtung für ein gattungsgemäßes Kugelgelenk zu entwickeln, welche auch bei axial verstellbaren Kugelgelenken und bei großen Schwenk- und Drehwinkeln eine zuverlässige Dichtheit gewährleistet und zudem eine einfache Handhabung bei der Montage ermöglicht.

[0017] Erfindungsgemäß ist auf dem Schaft des Kugelzapfens ein festsitzendes und diesen hülsenförmig umschließendes Verbindungselement angeordnet, dessen gehäuseseitiges, flanschartig ausgebildetes Ende im Querschnitt gesehen annähernd eine in Richtung zum Gehäuse geöffnete L-Form aufweist, an deren Innenkontur der am Schaft des Kugelzapfens befestigte Dichtungsbalgrand abdichtend anliegt. Dabei weist der Dichtungsbalg wenigstens eine, sich an den gehäuseseitigen Dichtungsbalgrand anschließende, vom Kugelzapfen weg gerichtete Ausstülpung auf.

[0018] Das annähernd L-förmig ausgebildete Ende des Verbindungselementes besteht aus einem annähernd koaxial zur Mittellinie des Kugelzapfens sowie zu diesem beabstandet in Richtung zum Gehäuse verlaufenden Axialschenkel und einem annähernd radial verlaufenden Radialschenkel.

[0019] Eine über einem in bekannter Weise der Befestigung des Dichtungsbalges dienenden Spannring vorhandene Materialwulst des auf dem Außendurchmesser des Schaftes befestigten Dichtungsbalgrandes liegt in axialer Richtung an dem Radialschenkel und in radialer Richtung an dem Axialschenkel des Verbindungselementes an.

[0020] Der Dichtungsbalg weist wenigstens eine zweite, sich an den schaftseitigen Dichtungsbalgrand anschließende, vom Kugelzapfen weg gerichtete Ausstülpung auf, wobei der radiale Abstand der ersten Ausstülpung zur Mittelachse des Kugelzapfens größer ist als der radiale Abstand der zweiten Ausstülpung zur Mittelachse des Kugelzapfens.

[0021] Der radiale Abstand der ersten, gehäuseseitigen Ausstülpung zur Mittelachse des Kugelzapfens ist ebenfalls größer als der radiale Abstand zur Mittelachse der Außenwand des Gehäuses im Punkt der Befestigung des gehäuseseitigen Dichtungsbalgrandes. In axialer Richtung des Kugelzapfens gesehen befindet sich die erste Ausstülpung des Dichtungsbalges annähernd auf der Höhe des dem Schaft zugewandten Randbereiches des Gehäuses.

[0022] Dabei ist sie annähernd U-förmig ausgebildet mit in Richtung zum Kugelzapfen geöffneten Schenkeln. Das Verbindungselement reicht mit seinem dem Gehäuse abgewandten Ende wenigstens bis zum gehäuseabgewandten Ende des Schaftes des Kugelzapfens.

[0023] Der Axialschenkel des gehäuseseitigen Endes des Verbindungselementes ist als eine in Richtung zum Gehäuse gekröpfte Tropfkante ausgebildet.

[0024] Das Verbindungselement kann über eine

Pressverbindung oder durch Aufspritzen mit dem Kugelzapfen verbunden sein.

[0025] Auf seinem den Schaft des Kugelzapfens umgreifenden, hülsenartigen Umfang weist das Verbindungselement eine der

[0026] Aufnahme einer Verdrehsicherung des Verbindungselementes gegenüber dem Kugelzapfen dienende Ausnehmung auf.

[0027] Außerdem besitzt das Verbindungselement an seinem dem Gehäuse abgewandten Ende eine integrierte Montagehilfe.

[0028] Als zusätzliche radiale Abdichtung ist zwischen dem Außendurchmesser des Schaftes des Kugelzapfens und dem Innendurchmesser des Verbindungselementes ein an sich bekannter Rundring eingelegt.

[0029] Vorzugsweise besteht das Verbindungselement aus Stahl oder aus Kunststoff.

[0030] Die Erfindung wird nachfolgend anhand eines Ausführungsbeispieles und zugehöriger Zeichnung näher erläutert.

[0031] Es zeigen:

- Fig. 1 einen Längsschnitt durch die erfindungsgemäße Abdichtung für ein Kugelgelenk, das vorzugsweise in stehender Stellung eingesetzt wird, mit einem Kugelzapfen, dessen Kugel sich unten und dessen Schaft sich oben befindet und
 - Fig. 2 einen Ausschnitt aus Fig. 1.

[0032] Das Kugelgelenk weist ein Gehäuse 1 zur Aufnahme einer in einer Gleitschale 2 beweglich gelagerten Kugel 3.1 eines Kugelzapfens 3 auf. An die Kugel 3.1 schließt sich nach einem Übergangsbereich 3.2 ein Schaft 3.3 des Kugelzapfens 3 an, der dabei aus einer am Randbereich 1.1 des Gehäuses 1 befindlichen Öffnung ragt.

[0033] Außerdem ist ein Dichtungsbalg 4 mit seinem ersten Dichtungsbalgrand 4.1 am Gehäuse 1 und mit seinem zweiten Dichtungsbalgrand 4.2 am Außendurchmesser des Schaftes 3.3 des Kugelzapfens 3 befestigt. In bekannter Weise wird der Dichtungsbalg 4 durch Spannringe 4.3 am Gehäuse 1 bzw. am Schaft 3.3 gehalten.

[0034] Auf dem Schaft 3.3 des Kugelzapfens 3 ist ein hülsenförmiges Verbindungselement 5 beispielsweise aufgespritzt oder durch eine Pressverbindung befestigt. Dabei umfasst das Verbindungselement 5 den Schaft 3.3 auf seiner gesamten Länge. Das dem Gehäuse 1 zugewandte Ende 5.1 des Verbindungselementes 5 reicht bis an den Übergangsbereich 3.2 des Kugelzapfens 3 heran und weist im Querschnitt gesehen annähernd ein L-förmiges, zum Gehäuse 1 hin offenes Profil auf. Dieses L-förmige Profil besitzt einen annähernd radial zur Mittellinie M des Kugelzapfens 3 verlaufenden Radialschenkel 5.2 und einen annähernd koaxial sowie zu diesem beabstandet verlaufenden Axialschenkel 5.3. Der Dichtungsbalg 4 liegt mit seinem am Außen-

durchmesser des Kugelzapfen 3 mittels Spannring 4.3 gehaltenen Dichtungsbalgrand 4.2 an der Innenkontur des L-förmigen Endes 5.1 des Verbindungselementes 5 an. Dabei befindet sich eine über dem Spannring 4.3 vorhandene Materialwulst des Dichtungsbalgrandes 4.2 in axialer Richtung abdichtend an dem Radialschenkel 5.2 des Verbindungselementes 5 und in radialer Richtung am Axialschenkel 5.3. Letzterer steht hierbei über den Dichtungsbalgrand 4.2 vor und dient als Tropfkante. Auf diese Weise liegt der Dichtungsbalgrand 4.2 gleichzeitig am Schaft 3.3 des Kugelzapfens 3 und an dem Radialschenkel 5.2 und dem Axialschenkel 5.3 des Verbindungselementes 5 an.

[0035] Der Dichtungsbalg 4 weist zwischen den Dichtungsbalgrändern 4.1 und 4.2 einen Mantelbereich auf, der eine erste, sich an den gehäuseseitigen Dichtungsbalgrand 4.1 anschließende, vom Kugelzapfen 3 weg gerichtete Ausstülpung A1 sowie eine weitere, sich an den schaftseitigen Dichtungsbalgrand 4.2 anschließende, vom Kugelzapfen 3 weg gerichtete Ausstülpung A2 besitzt. Dabei ist gemäß der Erfindung der radiale Abstand r1 der ersten Ausstülpung A1 zur Mittelachse M des Kugelzapfens 3 größer als der radiale Abstand r2 der zweiten Ausstülpung A2 zur Mittelachse M. Er ist auch größer als der radiale Abstand r3 der Außenwand des Gehäuses 1 im Punkt der Befestigung des gehäuseseitigen Dichtungsbalgrandes 4.1. In axialer Richtung des Kugelzapfens 3 gesehen befindet sich die erste Ausstülpung A1 des Dichtungsbalges 4 annähernd auf der Höhe des dem Schaft 3.3 zugewandten Randbereiches 1.1 des Gehäuses 1, wobei sie annähernd U-förmig ausgebildet ist mit in Richtung zum Kugelzapfen 3 geöffneten Schenkeln.

[0036] Das bedeutet, dass sich die den größten radialen Abstand r1 zur Mittelachse M des Kugelzapfens 3 aufweisende Ausstülpung A1 an einer Stelle innerhalb der Baugruppe befindet, an der der Abstand zu benachbarten Bauteilen und damit auch die Bewegungsfreiheit am größten ist.

[0037] Da das mit seinem kugel- bzw. gehäuseabgewandten Ende 5.4 über den Schaft 3.3 des Kugelzapfens 3 hinausragende Verbindungselement 5 eine integrierte Montagehilfe 6 besitzt, die außen oder innen (z. B. ein Innensechskant) angeordnet sein kann, ist auch eine einfache Handhabung bei der Montage möglich.

[0038] Des Weiteren weist das vorzugsweise aus Stahl oder aus Kunststoff gefertigte Verbindungselement 5 eine an seinem Umfang angeordnete Ausnehmung 7 auf, über die eine hier nicht dargestellte Verdrehsicherung gegenüber dem Kugelzapfen 3 zur Wirkung kommt.

[0039] Eine zusätzliche Abdichtung erfährt das Kugelgelenk durch einen zwischen dem Verbindungselement 5 und dem Kugelzapfen 3 eingelegten Rundring 8. [0040] Somit ermöglicht die erfindungsgemäße Abdichtung insbesondere für Kugelgelenke in stehender Einbaulage mit unten befindlicher Kugel 3.1, die zudem große Schwenk- und Drehbewegungen durchführen, ei-

ne zuverlässige Dichtheit sowohl in axialer Richtung über die Verbindungsstelle Dichtungsbalgrand 4.2/Radialschenkel 5.2 als auch in radialer Richtung über die Verbindungsstellen Dichtungsbalgrand 4.2/Kugelzapfen 3 sowie Dichtungsbalgrand 4.2/Axialschenkel 5.3. Der Axialschenkel 5.3 dient dabei als Schutz gegen das Eindringen von Feuchtigkeit und Schmutz in der Art einer Tropfkante.

[0041] Außerdem wirkt die große, den gesamten Schaft 3.3 des Kugelzapfens 3 umschließende, Anlagefläche des hülsenförmigen Verbindungselementes 5 mit dem Außendurchmesser des Schaftes 3.3 ebenfalls abdichtend zusammen.

[0042] Der bei der Absolvierung großer Winkelbewegungen extremen Stauch- und Dehnbelastungen ausgesetzte Dichtungsbalg 4 hat auf Grund der erfindungsgemäßen Ausbildung sowohl bei der Dehn- als auch bei der Stauchbewegung genügend Bewegungsfreiheit, da sich sein größter Umfang auf Höhe des Randbereiches 1.1 des Gehäuses 1 befindet und dadurch kaum durch benachbarte Flächen eingeschränkt und beschädigt werden kann.

[0043] Im Zusammenwirken des Verbindungselementes 5 mit dem Dichtungsbalg 4 ist somit eine zuverlässige Abdichtung insbesondere für axial verstellbare Kugelgelenke, die große Schwenk- und Drehwinkel absolvieren, entstanden.

Patentansprüche

Abdichtung für ein Kugelgelenk, welches ein Gehäuse (1) zur Aufnahme einer in einer Gleitschale (2) beweglich gelagerten Kugel (3.1) eines Kugelzapfens (3) sowie einen zwischen dem Gehäuse (1) und dem Kugelzapfen (3) angeordneten Dichtungsbalg (4) aufweist, dessen erster Dichtungsbalgrand (4.1) an dem Gehäuse (1) und dessen zweiter Dichtungsbalgrand (4.2) an dem Schaft (3.3) des Kugelzapfens (3) abdichtend anliegt,

dadurch gekennzeichnet,

- dass auf dem Schaft (3.3) des Kugelzapfens (3) ein festsitzendes und diesen hülsenförmig umschließendes Verbindungselement (5) angeordnet ist, dessen gehäuseseitiges, flanschartig ausgebildetes Ende (5.1) im Querschnitt gesehen annähernd eine in Richtung zum Gehäuse (1) geöffnete L-Form aufweist, an deren Innenkontur der am Schaft (3.3) des Kugelzapfens (3) befestigte Dichtungsbalgrand (4.2) abdichtend anliegt, und
- dass der Dichtungsbalg (4) wenigstens eine, sich an den gehäuseseitigen Dichtungsbalgrand (4.1) anschließende, vom Kugelzapfen (3) weg gerichtete Ausstülpung (A1) aufweist.
- 2. Abdichtung für ein Kugelgelenk nach Anspruch 1,

45

25

dadurch gekennzeichnet, dass das annähernd Lförmig ausgebildete Ende (5.1) des Verbindungselementes (5) aus einem annähernd koaxial zur Mittellinie (M) des Kugelzapfens (3) sowie zu diesem beabstandet in Richtung zum Gehäuse (1) verlaufenden Axialschenkel (5.3) und einem annähernd radial verlaufenden Radialschenkel (5.2) besteht

- Abdichtung für ein Kugelgelenk nach Anspruch 1 oder 2, dadurch gekennzeichnet, dass eine über einem den Dichtungsbalgrand (4.2) auf dem Außendurchmesser des Schaftes (3.3) befestigenden Spannring (4.3) vorhandene Materialwulst in axialer Richtung an dem Radialschenkel (5.2) und in radialer Richtung an dem Axialschenkel (5.3) des Verbindungselementes (5) anliegt.
- 4. Abdichtung für ein Kugelgelenk nach einem oder mehreren der Ansprüche 1 bis 3, dadurch gekennzeichnet, dass der Dichtungsbalg (4) wenigstens eine zweite, sich an den schaftseitigen Dichtungsbalgrand (4.2) anschließende, vom Kugelzapfen (3) weg gerichtete Ausstülpung (A2) aufweist, wobei der radiale Abstand (r1) der ersten Ausstülpung (A1) zur Mittelachse (M) des Kugelzapfens (3) größer ist als der radiale Abstand (r2) der zweiten Ausstülpung (A2) zur Mittelachse (M).
- 5. Abdichtung für ein Kugelgelenk nach einem oder mehreren der Ansprüche 1 bis 4, dadurch gekennzeichnet, dass der radiale Abstand (r1) der ersten, gehäuseseitigen Ausstülpung (A1) zur Mittelachse (M) des Kugelzapfens (3) größer ist als der radiale Abstand (r3) der Außenwand des Gehäuses (1) im Punkt der Befestigung des gehäuseseitigen Dichtungsbalgrandes (4.1).
- 6. Abdichtung für ein Kugelgelenk nach einem oder mehreren der Ansprüche 1 bis 5, dadurch gekennzeichnet, dass sich die erste Ausstülpung (A1) des Dichtungsbalges (4) in axialer Richtung des Kugelzapfens (3) gesehen annähernd auf der Höhe des dem Schaft (3.3) zugewandten Randbereiches (1.1) des Gehäuses (1) befindet.
- Abdichtung für ein Kugelgelenk nach einem oder mehreren der Ansprüche 1 bis 6, dadurch gekennzeichnet, dass die erste, gehäuseseitige Ausstülpung (A1) annähernd U-förmig ausgebildet ist mit in Richtung zum Kugelzapfen (3) geöffneten Schenkeln.
- 8. Abdichtung für ein Kugelgelenk nach einem oder mehreren der Ansprüche 1 bis 7, dadurch gekennzeichnet, dass das Verbindungselement (5) mit seinem dem Gehäuse (1) abgewandten Ende (5.4) wenigstens bis zum gehäuseabgewandten Ende

des Schaftes (3.3) des Kugelzapfens (3) reicht.

- 9. Abdichtung für ein Kugelgelenk nach einem oder mehreren der Ansprüche 1 bis 8, dadurch gekennzeichnet, dass der Axialschenkel (5.3) des gehäuseseitigen Endes (5.1) des Verbindungselementes (5) als eine in Richtung zum Gehäuse (1) gekröpfte Tropfkante ausgebildet ist.
- 10. Abdichtung für ein Kugelgelenk nach einem oder mehreren der Ansprüche 1 bis 9, dadurch gekennzeichnet, dass zwischen dem Verbindungselement (5) und dem Kugelzapfen (3) eine Pressverbindung besteht.
 - Abdichtung für ein Kugelgelenk nach einem oder mehreren der Ansprüche 1 bis 9, dadurch gekennzelchnet, dass das Verbindungselement (5) auf den Kugelzapfen (3) aufgespritzt ist.
 - 12. Abdichtung für ein Kugelgelenk nach einem oder mehreren der Ansprüche 1 bis 11, dadurch gekennzeichnet, dass das Verbindungselement (5) auf seinem den Schaft (3.3) des Kugelzapfens (3) umgreifenden, hülsenartigen Umfang eine der Aufnahme einer Verdrehsicherung des Verbindungselementes (5) gegenüber dem Kugelzapfen (3) dienende Ausnehmung (7) aufweist.
- 30 13. Abdichtung für ein Kugelgelenk nach einem oder mehreren der Ansprüche 1 bis 12, dadurch gekennzeichnet, dass das Verbindungselement (5) an seinem dem Gehäuse (1) abgewandten Ende (5.4) eine integrierte Montagehilfe (6) aufweist.
 - 14. Abdichtung für ein Kugelgelenk nach einem oder mehreren der Ansprüche 1 bis 13, dadurch gekennzeichnet, dass zwischen dem Außendurchmesser des Schaftes (3.3) des Kugelzapfens (3) und dem Innendurchmesser des Verbindungselementes (5) ein Rundring (8) als zusätzliche radiale Abdichtung angeordnet ist.
- 15. Abdichtung für ein Kugelgelenk nach einem oder mehreren der Ansprüche 1 bis 14, dadurch gekennzeichnet, dass das Verbindungselement (5) aus Stahl besteht.
 - 16. Abdichtung für ein Kugelgelenk nach einem oder mehreren der Ansprüche 1 bis 14, dadurch gekennzeichnet, dass das Verbindungselement (5) aus Kunststoff besteht.

50

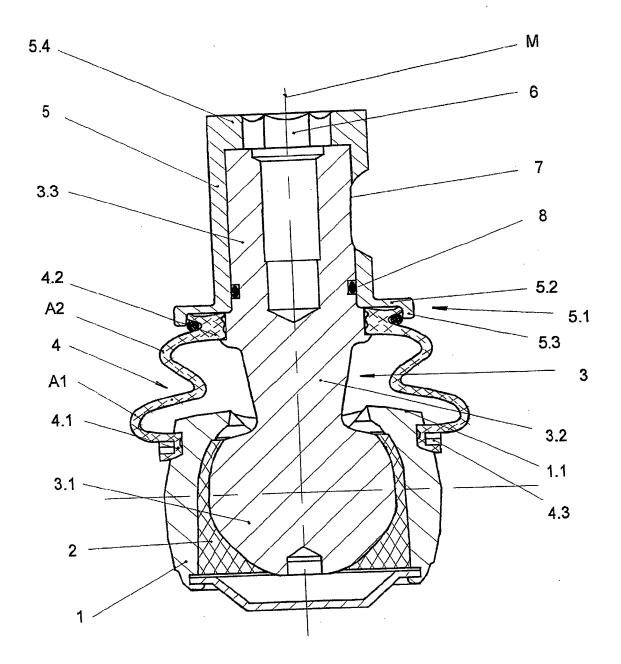


Fig. 1

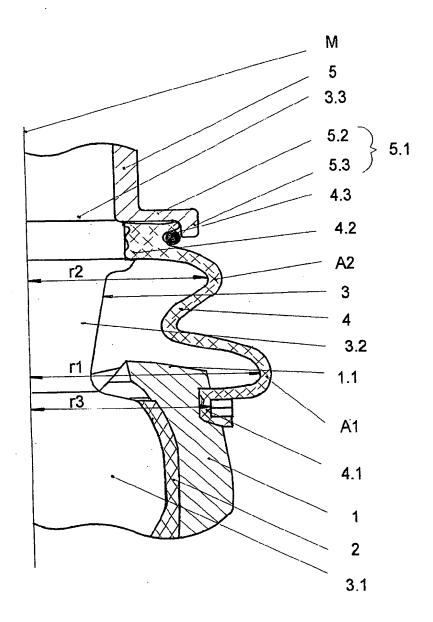


Fig. 2



EUROPÄISCHER RECHERCHENBERICHT

Nummer der Anmeldung EP 02 40 0055

	EINSCHLÄGIGE DO	OKUMENTE	T 5-1-144	KLASSIFIKATION DER
(ategorie	Kennzeichnung des Dokuments der maßgeblichen Tei	mit Angabe, soweit erforderlic le	h, Betrifft Anspruch	ANMELDUNG (Int.CI.7)
A,D	DE 199 21 952 A (ZF L AG) 30. November 2000 * Spalte 3, Zeile 64 Abbildungen 1-4 *	EMFOERDER METALLWA (2000-11-30)	120,20	F16C11/06
A	DE 15 75 437 B (A. EH 22. April 1971 (1971- * Spalte 2, Zeile 18 Abbildungen 1,2 *	04-22)	1-3,5,	
A	US 2 397 464 A (BOOTH 2. April 1946 (1946-0 * Spalte 2, Zeile 30 Abbildungen 1-7 *	14 - ロンコ		6
A	US 3 357 728 A (JACK 12. Dezember 1967 (19 * Spalte 3, Zeile 21 Abbildungen 1-3 *	30/-12-14/	1-3,9,1	
A	GB 1 121 004 A (CAM 24. Juli 1968 (1968- * Seite 2, Zeile 65 1 *	(·1 / - / 4)	ung 1,4-7	RECHERCHIERTE SACHGEBIETE (Int.CI.7) F16C
	,			
De	er vorliegende Recherchenbericht wur Recherchenort	rde für alle Patentansprüche er Abschlußdatum der Rect	stelit	Pr0fer
69	MÜNCHEN	24. März 20	003	Fischbach, G
ORM 1500	MUNUTEN KATEGORIE DER GENANNTEN DOKU von besonderer Bedeutung allein betrach von besonderer Bedeutung in Verbindung anderen Veröffentlichung derselben Kateg technologischer Hintergrund nichtschrittische Offenbarung Zwischentliteratur	JMENTE T:der En E: Alterer tet nach d g mit einer D:in der jorie L:aus an	findung zugrunde liege s Patentdokument, da sem Anmeldedatum ve Anmeldung angeführl deren Gründen angel ed der gleighen Paten	ende Theorien oder Grundsätze is jedoch erst am oder röffentlischt worden ist ese Dokument Ohnes Dokument damilie, übereinstimmendes

ANHANG ZUM EUROPÄISCHEN RECHERCHENBERICHT ÜBER DIE EUROPÄISCHE PATENTANMELDUNG NR.

EP 02 40 0055

In diesem Anhang sind die Mitglieder der Patentfamilien der im obengenannten europäischen Recherchenbericht angeführten Patentdokumente angegeben.
Die Angaben über die Familienmitglieder entsprechen dem Stand der Datei des Europäischen Patentamts am Diese Angaben dienen nur zur Unterrichtung und erfolgen ohne Gewähr.

24-03-2003

	Im Recherchenber jeführtes Patentdok		Datum der Veröffentlichung	į.	Mitglied(er) der Patentfamilie	Datum der Veröffentlichun
DE	19921952	Α	30-11-2000	DE EP	19921952 A1 1052418 A2	30-11-2000 15-11-2000
DE	1575437	В	22-04-1971	AT CH DE ES GB JP NL SE US	280065 B 465971 A 1575437 B1 345410 A1 1132169 A 49036895 B 6713276 A 329305 B 3472540 A	25-03-1970 30-11-1968 22-04-1971 16-11-1968 30-10-1968 04-10-1974 09-04-1968 05-10-1970 14-10-1969
US	2397464	Α	02-04-1946	KEINE		
US	3357728	A	12-12-1967	KEINE		
GB	1121004	Α	24-07-1968	KEINE		
			ec.			· .

Für nähere Einzelheiten zu diesem Anhang: siehe Amtsblatt des Europäischen Patentamts, Nr.12/82

THIS PAGE BLANK WARTON